(5D 4 F 16 D 41/16

ГОСУДАРСТВЕННЫЙ НОМИТЕТ СССР

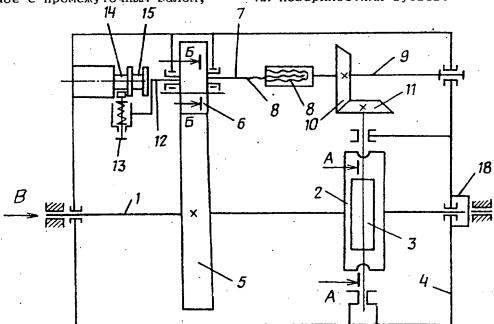
## ОПИСАНИЕ ИЗОБРЕТЕНИЯ

**Н АВТОРСКОМУ СВИДЕТЕЛЬСТВУ** 



- (21) 3847034/25-27
- (22) 11.12.84
- (46) 23.09.86. Fion. № 35
- (72) И.С.Подройко
- (53) 621.825.5 (088.8)
- (56) Авторское свидетельство СССР № 898169, кл. F 16 D 41/16, 1980. (54)(57) МЕХАНИЗМ СВОБОДНОГО ХОДА, содержащий ведущий и ведомый элементы, связанные замкнутой кинематической цепью с передаточным отношением, равным единице, включающей самотормозящую червячную передачу и цилиндрическую зубчатую передачу, а токже переключающее устройство, соединенное с промежуточным валом,

на котором расположена шестерня цилиндрической зубчатой передачи, тем, что, отличающийся с целью увеличения долговечности путем уменьшения трения в элементах кинематической цепи, ципиндрическая зубчатая передача выполнена прямозубой, шестерня соединена с промежуточным валом прямыми шлицами, а последний выполнен из двух частей, соединенных между собой самотормоэящей винтовой парой, при этом зубья в прямых шлицах и в червячной передаче расположены с односторонними зазорами между разноименными боковыми поверхностями зубьев.



Фиг.1

Изобретение относится к машиностроению и может быть использовано, например, в выпрямителях знакопеременного момента в импульсных перепачах.

Целью изобретения является увеличение долговечности путем уменьшения трения в элементах кинематической цепи механизма.

На фиг. 1 изображена кинематическая схема механизма; на фиг. 2 сечение А-А на фиг. 1; на фиг. 3 сечение Б-Б на фиг. 1.

Механизм свободного хода содержит ведущий вал 1, на котором закреплено червячное колесо 2, входящее в зацепление с червяком 3, образуя самотормозящую червячную передачу, ось червяка установлена на подшипниках в корпусе 4. На валу 1 закреплено зубчатое колесо 5, входящее в зацепление с шестерней б, образуя цилиндрическую прямозубую передачу. Промежуточный вал 7 соединен с шестерней 6 подвижным шлицевым соединением. Промежуточный вал 7 состоит из двух частей, соединенных между собой с помощью самотормозящей винтовой пары 8, имеющей угол подъема резьбы  $d > 90-\Psi$ , где  $\Psi$  - угол трения. На части 9 промежуточного вала 7 закреплено коническое колесо 10, входящее в зацепление с коническим колесом 11. Часть 12 промежуточного вала 7 может перемещаться в осевом направ- 35 лении и фиксироваться пружинным штоком 13 переключающего устройства в двух различных позициях 14 или 15 относительно корпуса 4, обеспечивая контакт зубьев в требуемых точках червячной пары и шлицевого соединения. Между противоположными поверхностями зубьев червячной пары и шлицевого соединения имеются гарантированные односторонние зазоры 16 и 17. 45 Ведомый вал 18 соединен с корпусом 4. Ведущий и ведомый элементы связаны замкнутой кинематической цепью с передаточным отношением, равным единице, образованной элементами механизма.

При сообщении валу 1 положительного импульса (против вращения часовой стрелки, если смотреть по направлению стрелки в) крутящий момент передается на червячное колесо 2, зубья которого контактируют по поверхностям, на которых находятся

точки М (фиг.2), а так как передача самотормозящая, то этот момент передается на опоры червяка и далее на корпус 4 и соединенный с ним ведомый вал 18. Положительный момент не может передаваться по кинематической цепи 5-6-7-8-9-10-11-3 на червячный вал, так как отсутствует контакт точек  $L_6$  и  $L_7$  шлицевого соединения. 10 При подаче на вал 1 отрицательного импульса крутящий момент не передается через червячную кинематическую пару, так как точки  $N_o$  и  $N_a$ не контактируют, а движение сообщается колесу 5 и далее с помощью шестерни б на вал 7, так как контактируют точки шлицевого соединения Р и Р,, самотормозящуюся винтовую пару 8, колеса 10 и 11 - червячному валу. 20 Червячный вал вращается с относительной угловой скоростью ವೄ :: ವೈ: i32, где i32 - передаточное отношение червячной передачи;  $\omega_{\kappa}$  - угловая скорость червячного колеса. Так как 25 общее передаточное отношение замкнутой кинематической цепи механизма равно единице, то зазоры между точками N , и N , не изменяются. Этот режим соответствует свободному ходу. Потери в червячной паре механизма

момент закрутки. Для реверсирования механизма шток 13 переключающего устройства следует совместно с промежуточным валом 7 переместить в направлении стрелки в в позицию 15. При этом благодаря наличию самотормозящейся винтовой пары 8 части 9 и 12 вала 7 поворачиваются 40 одна относительно другой, точки  $L_{_{\mathbf{5}}}$ и  $L_7$  поверхности зубьев шлицевого соединения входят в контакт, а точки Р и Р, другой поверхности зубьев шлицевого соединения выходят из соприкосновения. Аналогично точки N, и № зубьев червячной пары начинают контактировать, а точки М, и М, другой поверхности зубьев червячной пары выходят из зацепления. После 50 этого при подаче отрицательного импульса крутящий момент передается на вал 18 в противоположном направлении.

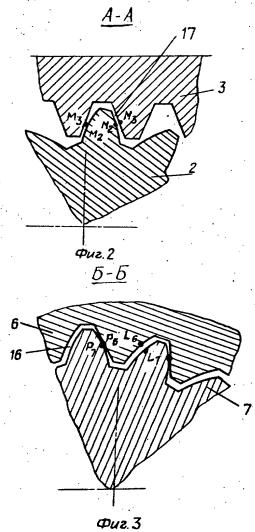
отсутствуют, так как отсутствует

Зазоры в червячной передаче и шлицевом соединении должны быть рассчитаны такими, чтобы при деформации звеньев под нагрузкой не нарушились указанные требуемые условия. Шлицезое соединение шестерни 6 и вала 7 можно заменить другой кинематической парой или соединением, входящим в замкнутую цепь, обеспечив одностороннюю связь, например, цилиндрической прямозубой передачи.

На фиг.1 показана механическая система управления выбором требуемых зазоров и обеспечения контакта в кинематических парах и соединениях

с односторонними связями. Возможны варианты исполнения механизма с гидравлическим, пневматическим или электрическим переключающим устройством.

Предлагаемый механизм обеспечивает увеличение долговечности, надежности и высокий КПД быстроходных импульсных передач.



Составитель Л.Атрушкевич

Редактор И. Шулла Техред Л. Сердюкова Корректо

Корректор В. Синицкая

3axas 5107/36

Тираж 880

Подписное

ВНИИПИ Государственного комитета СССР по делам изобретений и открытий 113035, Москва, Ж-35, Раушская наб., д. 4/5

Производственно-полиграфическое предприятие, г. Ужгород, ул. Проектная, 4